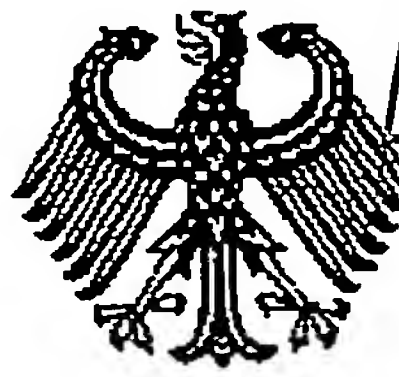


28. 11. 2003



REC'D 24 DEC 2003

WIPO

PCT

**Prioritätsbescheinigung über die Einreichung  
einer Patentanmeldung**

**Aktenzeichen:** 103 19 880.6

**Anmeldetag:** 3. Mai 2003

**Anmelder/Inhaber:** DaimlerChrysler AG, Stuttgart/DE

**Bezeichnung:** Antriebsstrang mit einer Brennkraftmaschine  
und zwei elektrischen Antriebsaggregaten

**IPC:** B 60 K 6/02

Die angehefteten Stücke sind eine richtige und genaue Wiedergabe der  
ursprünglichen Unterlagen dieser Patentanmeldung.

München, den 18. November 2003  
Deutsches Patent- und Markenamt  
Der Präsident  
Im Auftrag

**PRIORITY  
DOCUMENT**  
SUBMITTED OR TRANSMITTED IN  
COMPLIANCE WITH RULE 17.1(a) OR (b)

Stark

DaimlerChrysler AG

Dr. N. Hinrichs

16.04.2003

Antriebsstrang mit einer Brennkraftmaschine und  
zwei elektrischen Antriebsaggregaten

Die Erfindung betrifft einen Antriebsstrang mit einer Brennkraftmaschine und zwei elektrischen Antriebsaggregaten gemäß dem Oberbegriff des Anspruchs 1 sowie ein Verfahren zum Betrieb desselben. Weiterhin betrifft die Erfindung eine Gruppe von Antriebssträngen gemäß ausgewählten Merkmalen des Anspruchs 19.

Aus der Druckschrift DE 196 06 771 C2 ist ein Hybridantrieb für Kraftfahrzeuge bekannt, welcher über eine Brennkraftmaschine sowie zwei elektrische Antriebsaggregate verfügt. Zwischen einer Motorwelle der Brennkraftmaschine und einem Abtriebsselement, hier eine Abtriebswelle, ist ein erster Leistungszweig vorgesehen, über welchen das Antriebsmoment der Brennkraftmaschine läuft. Über eine Kupplung ist die Motorwelle unmittelbar mit der Abtriebswelle koppelbar. Das erste elektrische Antriebsaggregat steht in Leistungsaustausch mit dem ersten Leistungszweig derart, dass dem Antriebsmoment der Brennkraftmaschine das Antriebsmoment des ersten elektrischen Antriebsaggregates überlagerbar ist. Der zweite Leistungszweig wird von dem zweiten elektrischen Antriebsaggregat betrieben. Eine Überlagerung der Leistungen des ersten Leistungszweiges und des zweiten Leistungszweiges, also der Leistung der Brennkraftmaschine sowie ggf. der Leistung des ersten elektrischen Antriebsaggregates mit der Leistung des zweiten Antriebsaggregates, erfolgt über ein Summengetriebe, hier ein Planetengetriebe. Hierbei ist gemäß dem Stand der Technik ein Sonnenrad des Summengetriebes mit der Motorwelle verbunden, während über zwei Kupplungen des zweiten Leis-

tungszweiges das Moment des zweiten elektrischen Antriebsaggregates wahlweise auf zwei Hohlräder des Summengetriebes mit unterschiedlichen Durchmessern übergebbar ist. Zwischen die Kupplungen und die Hohlräder ist ein Übersetzungsgetriebe  
5 zwischengeschaltet.

Weitere bekannte Hybridantriebe sind beispielsweise aus den Druckschriften DE 41 24 479 C2, WO 94/19856 und DE 199 16 489 C2 bekannt.

10

Der vorliegenden Erfindung liegt die Aufgabe zugrunde, einen hinsichtlich

15

- der Kombination mit bestehenden Getriebekonzepten,
- unterschiedlicher Betriebsbereiche,
- unterschiedlicher Betriebsstrategien,
- der Leistungs- und/oder Momentenbilanzen und/oder
- der Bildung von Gruppen unterschiedlicher Antriebsstrangkonzeppte

20

25

verbesserten Antriebsstrang sowie ein Verfahren zum Betrieb desselben vorzuschlagen. Aufgabe der Erfindung ist des Weiteren, eine Gruppe von Antriebssträngen vorzuschlagen, welche eine Modulbauweise für Teilgruppen unterschiedlicher Antriebsstränge mit einer hohen Zahl von Gleichteilen gewährleistet.

30

Die der Erfindung zugrundeliegende Aufgabe wird dadurch gelöst, dass in dem Antriebsstrang zumindest zwei Betriebsstellungen vorgesehen sind. In einer ersten Betriebsstellung sind die vorgenannten Leistungszweige, beispielsweise mittels einer geeigneten Kupplung, unmittelbar miteinander koppelbar. In dieser ersten Betriebsstellung erfolgt daher insbesondere eine direkte Überlagerung des Antriebsmomentes der Brenn-

kraftmaschine mit dem Moment des zweiten elektrischen Antriebsaggregates ohne Zwischenschaltung von weiteren Übersetzungsgetrieben. In dieser Betriebsstellung kann somit das Moment der Brennkraftmaschine mit einem Moment des zweiten Antriebsaggregates ergänzt werden, ein ausschließlicher Betrieb über das zweite elektrische Antriebsaggregat, eine Rückgewinnung von Energie, beispielsweise für eine Einspeisung in eine Batterie oder für einen Betrieb des ersten elektrischen Antriebsaggregates, erfolgen und/oder über das zweite elektrische Antriebsaggregat die Brennkraftmaschine während eines Startes betrieben werden.

Erfindungsgemäß sind in einer zweiten Betriebsstellung die beiden Leistungszweige über das Summengetriebe miteinander koppelbar. Hierbei stehen die beiden Leistungszweige jeweils mit zwei Getriebegliedern (der Getriebeglieder Hohlrad, Planet, Steg, Sonnenrad) des Summengetriebes in Antriebsverbindung. Der Abtrieb des Summengetriebes ist in diesem Fall von einem dritten Getriebeglied gebildet. Durch die Überlagerung mittels des Summengetriebes ergibt sich eine variable Übersetzung in Richtung des Abtriebselementes. Auf diese Weise kann beispielsweise ein sogenannter Geared-Neutral-Punkt realisiert werden, für den bei arbeitender Brennkraftmaschine sowie arbeitendem zweiten elektrischen Antriebsaggregat das Abtriebsselement steht. Weiterhin ist nach Maßgabe der Drehzahl des zweiten elektrischen Antriebsaggregates eine Vorwärts- und Rückwärtsbewegung des Abtriebselementes möglich.

Durch die erfindungsgemäße Gestaltung ergibt sich bei optimaler Bauraumausnutzung eine gegenüber dem Stand der Technik verbesserte Gestaltung der Übersetzungsverhältnisse und Betriebsmöglichkeiten.

Nach einem weiteren Vorschlag der Erfindung ist das Getriebeelement, welches das Antriebsmoment der Brennkraftmaschine und ggf. das Antriebsmoment des zweiten elektrischen Antriebsaggregates führt, mit einem Hohlrad des Summengetriebes antriebsmäßig verbunden. Erfolgt der Abtrieb über ein weiteres Getriebeglied des Summengetriebes, so kann auf einfache Weise das Antriebsmoment des Getriebeelementes in Richtung des Abtriebseselementes übersetzt werden.

10 Vorzugsweise verfügt das Summengetriebe über einen Doppelplaneten, welcher mit dem vorgenannten Hohlrad sowie einem zweiten Hohlrad in Antriebsverbindung steht. Über das zweite Hohlrad kann die Zahl der möglichen Betriebsarten des Antriebsstranges vergrößert werden.

15

Eine besonders vorteilhafte erfindungsgemäße Ausgestaltung des Antriebsstranges ergibt sich, wenn das Abtriebsselement ein Eingangsglied eines nachgeschalteten Teilgetriebes ist. Hierdurch ist die Kombination der erfindungsgemäßen Maßnahmen mit einem an sich bekannten Teilgetriebe, beispielsweise entsprechend der Druckschrift DE 199 10 299 C1 ermöglicht, wodurch Vorteile der erfindungsgemäßen Maßnahmen mit Vorteilen für an sich bekannte Getriebe kombiniert werden können. Durch die erfindungsgemäße Ausgestaltung ist abweichend vom genannten Stand der Technik ein rein elektrisches Fahren des Kraftfahrzeuges unter Verwendung aller Gangstufen des nachgeschalteten Teilgetriebes möglich. Des Weiteren können die nachgeschalteten Teilgetriebe einerseits für eine Kombination in Antriebssträngen mit einer Brennkraftmaschine und zwei elektrischen Antriebsaggregaten, also für einen Hybridantrieb, genutzt werden sowie ebenfalls für weitere Antriebsstränge, welche beispielsweise lediglich über eine Brennkraftmaschine verfügen. Hierdurch kann das Teilgetriebe für unterschiedli-



che Einsatzzwecke in großen Stückzahlen mit einem hohen Gleichanteil der Bauteile hergestellt werden.

Ein erfindungsgemäßes Verfahren zum Betrieb eines Antriebs-  
5 stranges ist dadurch gekennzeichnet, dass der Betrieb des Antriebsstranges nach Maßgabe der Betriebsbedingungen erfolgt. Bei den Betriebsbedingungen handelt es sich beispielsweise um eine Betriebstemperatur oder Betriebsdauer des Antriebsstranges, eine Betriebstemperatur oder Betriebshäufigkeit oder ei-  
10 nen Verschleißzustand eines Anfahrelementes, einer Kupplung oder einer Bremse, einen Ladezustand einer Batterie, eine erkannte Fahrumgebung oder einen Fahrerwunsch.

Nach Maßgabe der Betriebsbedingungen erfolgt (teilweise) ein  
15 Start der Brennkraftmaschine bei abgeschaltetem zweitem elektrischen Antriebsaggregat und geöffneter Kupplungen durch Beaufschlagung der Brennkraftmaschine mit dem Abtriebsmoment des ersten elektrischen Antriebsaggregates. Auf diese Weise ist insbesondere ein Warmstart der Brennkraftmaschine mittels  
20 des ersten elektrischen Antriebsaggregates ermöglicht. Für abweichende Betriebsbedingungen erfolgt ein Start der Brennkraftmaschine bei geschlossenen Kupplungen durch Beaufschlagung der Brennkraftmaschine mit dem Abtriebsmoment des ersten elektrischen Antriebsaggregates sowie des zweiten elektrischen Antriebsaggregates. Das zum Anschleppen der Brennkraft-  
25 maschine zur Verfügung stehende Moment ergibt sich somit aus der Überlagerung der Antriebsmomente der beiden Antriebsaggregate. Infolge des erhöhten zur Verfügung stehenden Momentes eignet sich diese Betriebsweise insbesondere für einen  
30 Kaltstart der Brennkraftmaschine. Für beide vorgenannten Betriebsweisen werden die elektrischen Antriebsaggregate von einer Fahrzeugbatterie gespeist. Weiterhin ist es möglich, bei geöffneter Anfahrkupplung die Brennkraftmaschine mit dem ersten elektrischen Antriebsaggregat anzuschleppen, während

gleichzeitig ein elektrischer Antrieb des Kraftfahrzeuges über das zweite elektrische Antriebsaggregat erfolgt.

5 Gemäß einer Weiterbildung des erfindungsgemäßen Verfahrens erfolgt nach Maßgabe der Betriebsbedingungen ein Start der Brennkraftmaschine bei geschlossenen Kupplungen durch Beaufschlagung der Brennkraftmaschine mit dem Antriebsmoment des ersten elektrischen Antriebsaggregates sowie des zweiten elektrischen Antriebsaggregates, wobei in diesem Fall zwischen  
10 schen das zweite elektrische Antriebsaggregat und die Brennkraftmaschine das Summengetriebe zwischengeschaltet ist. Hierdurch ist ermöglicht, dass das Abtriebsmoment des zweiten elektrischen Antriebsaggregates in Richtung der Brennkraftmaschine übersetzt wird, wodurch ein weiter erhöhtes Anschleppmoment für die Brennkraftmaschine ermöglicht ist. Diese Betriebsweise eignet sich insbesondere für einen Extremstart  
15 der Brennkraftmaschine.

20 Gemäß Weiterbildungen des erfindungsgemäßen Verfahrens sind für den Kraftfluss zum Abtriebsselement unterschiedliche Teilbetriebsbereiche während eines Fahrbetriebes möglich:

25 ■ In Teilbetriebsbereichen maximalen Leistungsbedarfes erfolgt ein Antrieb über die Brennkraftmaschine, das erste elektrische Antriebsaggregat und das zweite elektrische Antriebsaggregat.

30 ■ In Teilbetriebsbereichen, in welchen weder ein erhöhter Leistungsbedarf vorliegt noch eine Rekuperation von Energie mittels der elektrischen Antriebsaggregate erforderlich ist, erfolgt ein Antrieb ausschließlich über die Brennkraftmaschine.

- Zur Rekuperation von Energie, beispielsweise zum Wiederaufladen einer Batterie, erfolgt bei einem Antrieb über die Brennkraftmaschine eine Rückspeisung der Energie über das erste und/oder zweite elektrische Antriebsaggregat in die Batterie.

- In Teilbetriebsbereichen ist es weiterhin möglich, dass ein Antrieb über die Brennkraftmaschine und ein elektrisches Antriebsaggregat, insbesondere das erste elektrische Antriebsaggregat, wobei dieses elektrische Antriebsaggregat zumindest teilweise von dem im Generatorbetrieb eingesetzten anderen elektrischen Antriebsaggregat, insbesondere von dem zweiten elektrischen Antriebsaggregat, gespeist ist. Hierdurch ist eine Entlastung der Batterie und/oder ein verlängerter Betrieb bei Beaufschlagung der Batterie ermöglicht.

Gemäß einem weiteren Vorschlag zur Lösung der der Erfindung zugrundeliegenden Aufgabe ist eine Gruppe von Antriebssträngen vorgesehen, welche jeweils über ein dem Abtriebsselement nachgeschaltetes Getriebe, beispielsweise entsprechend der Druckschrift DE 199 10 299 C1, verfügen. Diese Gruppe verfügt über unterschiedliche Teilgruppen von Antriebssträngen unterschiedlicher Bauart.

- Es liegt eine erste Teilgruppe von Antriebssträngen vor, welche einen Hybridantrieb mit einer Brennkraftmaschine und zwei elektrischen Antriebsaggregaten aufweisen.

- Für eine zweite Teilgruppe der Antriebsstränge ist anstelle der für den Hybridantrieb notwendigen Teile zwischen die Brennkraftmaschine und das Abtriebsselement im Einbaubereich des ersten und/oder zweiten elektrischen Antriebs-



aggregates (anstelle derselben) ein hydrodynamischer Drehmomentwandler zwischengeschaltet.

Durch diese erfindungsgemäße Ausgestaltung ergibt sich eine Modulbauweise, für welche das dem Abtriebsselement nachgeschaltete Teilgetriebe mit einem geeigneten Vorschaltmodul kombiniert werden kann, so dass bei gleichen Teilgetrieben mit einem hohen Gleichanteil auf einfache Weise ein Hybridantrieb sowie ein konventioneller Antrieb, insbesondere ein Automatikgetriebe mit einem hydrodynamischen Drehmomentwandler, geschaffen werden kann.

Gemäß einer erfindungsgemäßen Weiterbildung der Gruppe von Antriebssträngen ist eine dritte Teilgruppe vorhanden, für welche zwischen die Brennkraftmaschine und das Abtriebsselement im Einbaubereich des ersten und/oder zweiten elektrischen Antriebsaggregates (anstelle derselben) eine Anfahrkupplung zwischengeschaltet ist. Demgemäß können in einfacher Modulbauweise drei unterschiedliche Varianten von Antriebssträngen geschaffen werden. Beispielsweise handelt es sich bei der dritten Teilgruppe um Antriebsstränge zur Realisierung eines Automatikgetriebes mit gegenüber der zweiten Teilgruppe sportlicherem Betriebsverhalten.

Eine besonders vorteilhafte Gruppe von Antriebssträngen ist dann gegeben, wenn es sich bei dem Summengetriebe um einen eingangsseitigen Planetensatz des Teilgetriebes handelt. Hierdurch kann die für die Realisierung eines Hybridantriebes entsprechend der ersten Teilgruppe notwendige Anzahl an erforderlichen Bauteilen weiter reduziert werden.

Vorteilhafte Weiterbildungen ergeben sich aus den Unteransprüchen, der Beschreibung und den Zeichnungen.

Bevorzugte Ausführungsbeispiele der erfindungsgemäßen Antriebsstränge sowie Teilgruppen der erfindungsgemäßen Gruppe von Antriebssträngen werden nachfolgend anhand der Zeichnung näher erläutert. Die Zeichnung zeigt:

5

Fig. 1 einen Antriebsstrang gemäß einer zweiten Teilgruppe der Gruppe von Antriebssträngen mit einem Teilgetriebe, welches als Automatikgetriebe ausgebildet ist, mit hydrodynamischem Drehmomentwandler,

10

Fig. 2 eine Tabelle für die in den einzelnen Gängen des Getriebes von Figur 1 wirksamen Schaltmittel (Kupplungen/Bremsen),

15

Fig. 3 eine weitere Ausführungsform eines Antriebsstranges einer zweiten Teilgruppe der Gruppe von Antriebssträngen mit einem Teilgetriebe, welches als Automatikgetriebe ausgebildet ist, und vorgeschaltetem hydrodynamischen Drehmomentwandler,

20

Fig. 4 eine Tabelle für die in den einzelnen Gängen des Getriebes gemäß Figur 3 wirksamen Schaltmittel (Kupplungen/Bremsen),

25

Fig. 5 einen Antriebsstrang einer ersten Teilgruppe von einer Gruppe von Antriebssträngen mit einem Teilgetriebe, welches als Automatikgetriebe ausgebildet ist, sowie vorgeschaltetem Hybridsatz,

30

Fig. 6 einen Antriebsstrang gemäß einer ersten Teilgruppe einer Gruppe von Antriebssträngen mit einem Teilgetriebe, welches als Automatikgetriebe ausgebildet ist, sowie einem vorgeschalteten Hybridsatz und

Fig. 7 eine detaillierte Ausgestaltung eines Teilbereiches des Teilgetriebes sowie des vorgeschalteten Hybridsatzes gemäß Figur 5 oder Figur 6.

5 Erfindungsgemäße Antriebsstränge 10 verfügen über ein Teilgetriebe 11, welches als Automatikgetriebe ausgebildet ist, sowie eine dem Teilgetriebe 11 vorgeschaltete Getriebekomponente. Die Getriebekomponente ist gemäß den Figuren 1 und 3 mit einem hydrodynamischen Drehmomentwandler 12 ausgebildet, während gemäß den Figuren 5, 6 und 7 als Getriebekomponente ein

10 Hybridsatz 13 vorgesehen ist. Der Kraftfluss zwischen Teilgetriebe 11 und der Getriebekomponente 12, 13 erfolgt mit Hilfe einer Eingangswelle E.

#### 15 Zur Funktion des Teilgetriebes 11

Ein eingangsseitiges Planetenräder-Teilgetriebe TE weist einen Planetenräder PE drehbar lagernden Planetenträger PTE auf. Mit den Planetenrädern PE kämmt ein äußeres Zentralrad

20 HE, welches eine drehfeste Verbindung zu der Eingangswelle E aufweist. Mit den Planetenrädern PE kämmt ferner ein inneres Zentralrad SE, welches mit einer ein- und ausrückbaren reibschlüssigen Bremse B1 und mit einer ein- und ausrückbaren Kupplung K1 verbunden ist. Gemäß den Ausgestaltungen nach Figuren 1 und 3, ggf. ergänzend zu den Figuren 5, 6 und 7, ist

25 zwischen dem Planetenträger PTE und einem nicht drehenden Gehäuseteil GT wirkungsmäßig eine Freilaufkupplung F1 angeordnet, welche bei einem zum Drehsinn der Eingangswelle E gegenläufigen Drehsinn des Planetenträgers PTE einrückt. Ein aus-

30 gangsseitiges Planetenräder-Teilgetriebe TA weist einen Planetenräder PA drehbar lagernden Planetenträger PTA auf, welcher mit einer drehfesten Antriebsverbindung zu einer Ausgangswelle A versehen ist. Mit den Planetenrädern PA kämmt ein äußeres Zentralrad HA, welches durch eine ein- und aus-

rückbare reibschlüssige Kupplung K2 mit der Eingangswelle E verbunden ist. Mit den Planetenrädern PA kämmt ferner ein inneres Zentralrad SA, welches mit einer ein- und ausrückbaren Bremse B2 verbunden ist.

5

Ein Planetenräder-Umkehr-Teilgetriebe TU weist einen Planetenräder PU drehbar lagernden Planetenträger PTU auf, welcher mit einer ein- und ausrückbaren reibschlüssigen Bremse BR verbunden sowie mit einer drehfesten Antriebsverbindung VA zum äußeren Zentralrad HA des ausgangsseitigen Teilgetriebes TA versehen ist. Mit den Planetenrädern PU kämmt ein äußeres Zentralrad HU, welches eine Antriebsverbindung VE mit dem Planetenträger PTE des eingangsseitigen Teilgetriebes TE aufweist. Mit den Planetenrädern PU kämmt ferner ein inneres

10

15

Gemäß den Ausführungsformen nach Figur 1 und Figur 5 ist zwischen den beiden inneren Zentralrädern SA und SU eine Antriebsverbindung VUK vorgesehen, welche durch Vermittlung einer ein- und ausrückbaren reibschlüssigen Kupplung K3 lösbar ausgebildet ist.

20

25

Gemäß den Ausführungsformen nach Figur 3 und Figur 6 ist zwischen den beiden inneren Zentralrädern SA und SU eine Antriebsverbindung VUF wirksam, welche ständig drehfest ausgebildet ist.

30

Sämtliche Ausführungsformen haben gemeinsam, dass auf dem Planetenträger PTE zusätzlich Neben-Planetenräder NPE drehbar gelagert sind, welche sowohl mit den Planetenrädern PE als auch mit einem äußeren Neben-Zentralrad NHE kämmen, welches mit einer ein- und ausrückbaren reibschlüssigen Bremse BN verbunden ist.

### Getriebezustand 1. Gang

Für die Ausführungsformen gemäß Figur 1 und Figur 5 ist der Getriebezustand so, dass gemäß der Tabelle der Figur 2 die  
5 Bremse B2 sowie die Kupplung K3 eingerückt und dadurch beide Teilgetriebe TA und TU in eine Standübersetzung mit festgebremstem Reaktionsglied - Zentralräder SA und SU - sowie im Kraftfluss in Reihe geschaltet sind. Dies gilt zwar auch für  
10 das eingangsseitige Teilgetriebe TE, jedoch ist bei diesem die Standübersetzung bei festgebremstem Neben-Zentralrad NE geschaltet, welche höher ist als diejenige bei festgebremstem Zentralrad SE.

Entsprechend ist für die Ausführungsformen gemäß Figur 3 und  
15 Figur 6 ebenfalls das Neben-Zentralrad NHE durch die Bremse BN sowie die Zentralräder SA und SU durch die Bremse B2 festgebremst und die drei Teilgetriebe TE, TA und TU sind im Kraftfluss in Reihe geschaltet.

### 20 Getriebezustand 2. Gang

Gemäß der Tabelle in Figur 2 sind alle drei Teilgetriebe TE, TA und TU in ihre Standübersetzung bei festgebremstem Reaktionsglied - Zentralräder SE, SA und SU - sowie in Bezug auf  
25 den Kraftfluss in Reihe geschaltet, so dass sich hier die Gangübersetzung für den 2. Gang durch multiplikative Verknüpfung dieser drei Teilübersetzungen ergibt.

Für die Ausführungsformen gemäß Figur 3 und Figur 6 sind gemäß der Tabelle in Figur 4 alle drei Teilgetriebe TE, TA und  
30 TU in ihre Standübersetzung bei festgebremstem Reaktionsglied - Zentralräder SE, SA und SU - sowie in Bezug auf den Kraftfluss in Reihe geschaltet, so dass sich auch hier die Gang-



übersetzung für den 2. Gang durch multiplikative Verknüpfung dieser drei Teilübersetzungen ergibt.

### Getriebezustand 3. Gang

5

Gemäß den Ausführungsformen nach Figur 1 und Figur 5 ist das eingangsseitige Teilgetriebe TE durch die Kupplung K1 in seine Teilübersetzung 1:1 und im Kraftfluss in Reihe zu den Teilgetrieben TA und TU geschaltet, welche durch den eingerückten Zustand der Bremse B2 und der Kupplung K3 jeweils in ihre Standübersetzung bei festgebremstem Reaktionsglied (Zentralrad SA bzw. SU) sowie im Kraftfluss in Reihe zueinander geschaltet sind. Demzufolge ergibt sich die Gangübersetzung in diesem Fall aus der multiplikativen Verknüpfung der Standübersetzungen der beiden Teilgetriebe TA und TU.

20

Gemäß den in den Figuren 3 und 6 dargestellten Ausführungsbeispielen sind aufgrund des jeweils eingerückten Zustandes der Kupplung K1 und der Bremse B2 gemäß der Tabelle in Figur 4 in Übereinstimmung mit dem Getriebezustand für die Figuren 1 und 5 das eingangsseitige Teilgetriebe TE in seine Teilübersetzung 1:1 und im Kraftfluss in Reihe zu den Teilgetrieben TA und TU geschaltet, welche durch die drehfeste Kopplung VUF der Zentralräder SA und SU in ihre jeweilige Standübersetzung bei festgebremstem Reaktionsglied sowie im Kraftfluss in Reihe zueinander geschaltet sind. Demzufolge ergibt sich auch hier die Getriebeübersetzung aus der multiplikativen Verknüpfung der Standübersetzungen der Teilgetriebe TA und TU.

30

### Getriebezustand 4. Gang

Für die Ausführungsformen gemäß Figur 1 und Figur 5 ergibt sich gemäß der Tabelle in Figur 2 durch den jeweils einge-

rückten Zustand der Kupplungen K1 und K2 und der Bremse B2, dass die Teilgetriebe TE und TU in ihre jeweilige Übersetzung 1:1 und das ausgangsseitige Teilgetriebe TA in seine Standübersetzung bei festgebremstem Reaktionsglied geschaltet  
5 sind, so dass sich die Gangübersetzung allein aus der Standübersetzung des ausgangsseitigen Teilgetriebes TA ergibt.

Für die Ausführungsformen gemäß Figur 3 und Figur 6 ergibt sich nach der Tabelle in Figur 4 infolge des jeweils eingerückten Zustandes der Kupplung K2 und der Bremse B2 und durch  
10 die Kopplung VUF der Zentralräder SA und SU, dass die Teilgetriebe TE und TU von der Kraftübertragung abgeschaltet und das ausgangsseitige Teilgetriebe TA in seine Standübersetzung bei festgebremstem Reaktionsglied geschaltet sind, so dass  
15 sich die Gangübersetzung allein aus der Standübersetzung des ausgangsseitigen Teilgetriebes TA ergibt.

#### Getriebezustand 5. Gang

20 Für die Ausführungsformen gemäß Figur 1 und Figur 5 sind gemäß der Tabelle in Figur 2 die drei Kupplungen K1, K2 und K3 eingerückt, so dass alle drei Teilgetriebe TE, TA und TU als gemeinsamer Block umlaufen, mithin der 5. Gang als Direktgang ausgelegt ist.

25

Für die Ausführungsformen gemäß Figur 3 und Figur 6 sind nach der Tabelle in Figur 4 die beiden Kupplungen K1 und K3 eingerückt. Die Funktion der eingerückten Kupplung K3 nach Figur 1 übernimmt hier wieder die Koppelverbindung VUF, so dass auch  
30 in diesem Falle alle drei Teilgetriebe TE, TA und TU als gemeinsamer Block umlaufen und ein direkter Gang erhalten wird.

Getriebezustand 6. Gang

Für die Ausführungsformen gemäß Figur 1 und Figur 5 sind nach der Tabelle in Figur 2 die Bremse B1 und die Kupplungen K2 und K3 eingerückt, wodurch alle drei Teilgetriebe TE, TA und TU zu einem Koppelgetriebe miteinander verbunden sind mit festgebremstem Zentralrad SE, welches den Antrieb ins Schnelle der gekuppelten Zentralräder SA und SU in höherem Maße und somit der Ausgangswelle A in einem geringeren Maße gegenüber der Eingangswelle E vermittelt.

Für die Ausführungsformen gemäß Figur 3 und Figur 6 sind durch den eingerückten Zustand der Bremse B1 und der Kupplung K2 nach der Tabelle in Figur 4 und durch die drehfeste Koppelverbindung VUF der Zentralräder SA und SU wiederum alle drei Teilgetriebe TE, TA und TU zu einem einzigen Koppelgetriebe verbunden, bei welchem das festgebremste Reaktionsglied SE den Antrieb der Zentralräder SA und SU in größerem Maße und der Ausgangswelle A in geringerem Maße jeweils ins Schnelle gegenüber der Eingangswelle E vermittelt.

Getriebezustand 7. Gang

Für die Ausführungsformen gemäß Figur 1 und Figur 5 sind nach der Tabelle in Figur 2 die Bremse BN und die Kupplungen K2 und K3 eingerückt, so dass alle drei Teilgetriebe TE, TA und TU zu einem einzigen Koppelgetriebe verbunden sind, bei welchem das festgebremste Neben-Zentralrad NHE den Antrieb ins Schnelle in noch höherem Maße der drehfest gekuppelten Zentralräder SA und SU sowie in geringerem Maße der Ausgangswelle A jeweils gegenüber der Eingangswelle E vermittelt.

Für die Ausführungsformen gemäß Figur 3 und Figur 6 sind nach der Tabelle in Figur 4 die Bremse BN und die Kupplung K2 ein-

gerückt. Die Funktion des eingerückten Zustandes der Kupplung K3 in den Figuren 1 und 5 übernimmt in diesem Falle die dreh-  
feste Kopplung VUF der Zentralräder SA und SU, so dass auch  
hier alle drei Teilgetriebe TE, TA und TU zu einem gemeinsa-  
men Koppelgetriebe miteinander verbunden sind, bei welchem  
das festgebremste Neben-Zentralrad NHE als Reaktionsglied den  
jeweiligen Antrieb ins Schnelle in noch höherem Maße der  
Zentralräder SA und SU sowie in geringerem Maße der Eingangs-  
welle A gegenüber der Eingangswelle E vermittelt.

10

### Getriebezustand Rückwärtsgang R1

Für die Ausführungsformen gemäß Figur 1 und Figur 5 sind nach  
der Tabelle gemäß Figur 2 die Bremsen B1 und BR sowie die  
Kupplung K3 eingerückt, so dass die beiden Teilgetriebe TA  
und TU wieder zu einem gemeinsamen Koppelgetriebe mit festge-  
bremstem Planetenträger PTU miteinander verbunden sind, dem  
das in seine Standübersetzung gebrachte eingangsseitige Teil-  
getriebe im Kraftfluss in Reihe vorgeschaltet ist. Die Stand-  
übersetzung ergibt wiederum eine hohe Gangübersetzung, wäh-  
rend das wirksame Reaktionsglied PTU im Koppelgetriebe den  
gegenläufigen Drehsinn der gekuppelten Zentralräder SA und SU  
vermittelt, deren Drehzahl im ausgangsseitigen Teilgetriebe  
TA für die Ausgangswelle A wieder etwas reduziert wird.

25

Für die Ausführungsformen gemäß den Figuren 3 und 6 sind nach  
der Tabelle in Figur 4 lediglich die Bremsen B1 und BR ausge-  
rückt, wobei die Funktion des eingerückten Zustandes der  
Kupplung K3 von Figur 1 hier wiederum von der Koppelwelle VUF  
erfüllt wird, so dass die beiden Teilgetriebe TA und TU zu  
einem gemeinsamen Koppelgetriebe mit festgebremstem Planeten-  
träger PTU als Reaktionsglied miteinander verbunden sind, dem  
das in seine Standübersetzung mit festgebremstem Zentralrad  
SE gebrachte eingangsseitige Teilgetriebe TE im Kraftfluss in

30

Reihe vorgeschaltet ist. Die Standübersetzung vermittelt eine hohe Gangübersetzung, während die eingerückte Rückwärtsgangbremse BR für den gegenläufigen Drehsinn der gekuppelten Zentralräder SA und SU ursächlich ist, deren Drehzahl im ausgangsseitigen Teilgetriebe TA für die Ausgangswelle A wieder etwas reduziert wird.

### Getriebezustand Rückwärtsgang R2

10 Für die Ausführungsformen gemäß Figur 1 und Figur 5 sind nach der Tabelle gemäß Figur 2 die Kupplungen K1 und K3 sowie die Rückwärtsgangbremse BR eingerückt. Auf diese Weise läuft das eingangsseitige Teilgetriebe TE als geschlossener Block mit  
15 ren Teilgetrieben TA und TU gebildete Koppelgetriebe mit festgebremstem Planetenträger PTU als Reaktionsglied im Kraftfluss in Reihe nachgeordnet ist. Die Teilübersetzung 1:1 liefert eine niedrigere Gangübersetzung, während die eingerückte Bremse BR den gegenläufigen Drehsinn der gekoppelten  
20 Zentralräder SA und SU vermittelt, deren Drehzahl im ausgangsseitigen Teilgetriebe TA für die Ausgangswelle A wieder etwas reduziert wird.

25 Für die Ausführungsformen gemäß Figur 3 und Figur 6 sind entsprechend der Tabelle in Figur 4 die Kupplung K1 und die Rückwärtsgangbremse BR eingerückt. Die Funktion des eingerückten Zustands der Kupplung K3 gemäß Figur 1 erfüllt auch in diesem Falle die Koppelverbindung VUF. Infolgedessen läuft das eingangsseitige Teilgetriebe TE als geschlossener Block  
30 mit der Teilübersetzung 1:1 um, welchem das aus den beiden anderen Teilgetrieben TA und TU gebildete Koppelgetriebe mit festgebremstem Planetenträger PTU als Reaktionsglied in Kraftfluss in Reihe nachgeordnet ist. Die Teilübersetzung 1:1 liefert eine niedrigere Gangübersetzung, während die einge-



rückte Bremse BR den gegenläufigen Drehsinn der gekuppelten Zentralräder SA und SU vermittelt, deren Drehzahl im ausgangsseitigen Teilgetriebe TA für die Ausgangswelle A wieder etwas reduziert wird.

5

### Getriebezustand Rückwärtsgang R3

10 Entsprechend der Tabelle in Figur 2 sind die Bremsen BN und BR sowie die Kupplung K3 eingerückt. Demzufolge sind die beiden Teilgetriebe TA und TU zu einem Koppelgetriebe mit festgebremstem Planetenträger PTU als Reaktionsglied miteinander verbunden, welchem das in eine Standübersetzung mit festgebremstem Reaktionsglied NHE geschaltete eingangsseitige Teilgetriebe TE im Kraftfluss in Reihe vorgeordnet ist. Das Neben-Zentralrad NHE als Reaktionsglied ist in diesem Falle für  
15 die höchste Übersetzung der drei Rückwärtsgangsstufen R1 bis R3 ursächlich, während die eingerückte Bremse BR den gegenläufigen Drehsinn der gekuppelten Zentralräder SA und SU vermittelt, deren Drehzahl im ausgangsseitigen Teilgetriebe TA  
20 für die Ausgangswelle A wieder etwas reduziert wird.

Für die Ausführungsformen gemäß Figur 3 und Figur 6 sind entsprechend der Tabelle der Figur 4 lediglich die Bremsen BN und BR eingerückt, wobei die Funktion des eingerückten Zustandes der Kupplung K3 von Figur 1 in diesem Falle wiederum  
25 von der Koppelwelle VUF erfüllt wird. Demzufolge sind die beiden Teilgetriebe TA und TU zu einem Koppelgetriebe mit festgebremstem Planetenträger PTU als Reaktionsglied miteinander verbunden, welchem das in eine Standübersetzung mit festgebremstem Neben-Zentralrad NHE als Reaktionsglied gebrachte eingangsseitige Teilgetriebe TE im Kraftfluss in Reihe vorgeordnet ist. Das festgebremste Neben-Zentralrad NHE  
30 ist für eine sehr hohe Gangübersetzung - die höchste der drei Rückwärtsgangsstufen - ursächlich, während der festgebremste

Planetenträger PTU den gegenläufigen Drehsinn der gekuppelten Zentralräder SA und SU erzeugt, deren Drehzahl im ausgangseitigen Teilgetriebe TA für die Ausgangswelle A wieder etwas reduziert wird.

5

Zur Anbindung der Getriebekomponenten: zweite Teilgruppe mit Drehmomentwandler 12

10 Gemäß den Figuren 1 und 3 ist dem Teilgetriebe 11 der hydrodynamische Drehmomentwandler 12 vorgeschaltet. In diesem steht eine Motorwelle 15 in Antriebsverbindung mit einem Pumpenrad 16. Von dem Pumpenrad 16 wird über hydrodynamische Kopplung und unter Zwischenschaltung eines über einen Freilauf 17 gegenüber einem Gehäuse 18 abgestützten Leitrades 19  
15 das Antriebsmoment an ein Turbinenrad 20 übergeben, welches in Antriebsverbindung mit der Eingangswelle E steht. Der mit Pumpenrad 16, Freilauf 17, Leitrad 19 und Turbinenrad 20 gebildete hydrodynamische Drehmomentwandler 12 verfügt vorzugsweise über eine Wandlerüberbrückungskupplung 21, mittels welcher  
20 die Motorwelle 15 in Teilbetriebsbereichen unmittelbar mit der Eingangswelle E verbindbar ist. Ergänzend kann in dem hydrodynamischen Drehmomentwandler 12 eine Torsionsdämpfereinheit und/oder eine Schwingungs-(Tilger-)Einheit vorgesehen sein.

25

Zur Anbindung der Getriebekomponenten: erste Teilgruppe mit Hybridsatz 13

30 Gemäß den Figuren 5 und 6 erfolgt der Kraftfluss von der Motorwelle 15 in dem Hybridsatz 13 über einen Torsionsdämpfer 30 sowie ein diesem in Reihenschaltung nachgeordnetes Kupplungsmodul KM zur Eingangswelle E. Der Antriebsstrang 10 verfügt über ein erstes elektrisches Antriebsaggregat 31 sowie

ein zweites elektrisches Antriebsaggregat 32. Das erste elektrische Antriebsaggregat 31 besitzt einen gehäusefesten Stator 33, welcher in Wechselwirkung mit dem Rotor 34 zur Erzeugung eines Antriebsmomentes und/oder zur Rekuperation elektrischer Energie in Wechselwirkung tritt. Der Rotor 34 ist mit der Eingangsseite des Torsionsdämpfers 30 bzw. der Motorwelle 15 antriebsfest verbunden, so dass mittels des ersten elektrischen Antriebsaggregates 31 zusätzlich zur Brennkraftmaschine ein Moment in den Antriebsstrang 10 einspeisbar ist oder aber ein im Antriebsstrang 10 vorhandenes Moment (zumindest teilweise) zur Rekuperation elektrischer Energie genutzt werden kann.

Das zweite elektrische Antriebsaggregat 32 verfügt über einen Stator 35 sowie einen Rotor 36. Der Stator 35 ist gehäusefest angebunden, während der Rotor 36 mit einer Zwischenwelle 37 in Antriebsverbindung steht, welche über zwei Kupplungen KE, KG verfügt. Mittels der Kupplung KE ist die Zwischenwelle 37 unmittelbar mit der Eingangswelle E verbindbar.

Gemäß den in den Figuren 5, 6 und 7 dargestellten Ausführungsbeispielen ist die Zwischenwelle 37 über die Kupplung KG unmittelbar mit dem Sonnenrad SE des Teilgetriebes TE verbindbar.

Die elektrischen Antriebsaggregate 31, 32 werden gespeist von mindestens einer in den Figuren nicht dargestellten Batterie. Die Beaufschlagung und Betriebsweise der elektrischen Antriebsaggregate 31, 32 werden von einer geeigneten, ebenfalls nicht dargestellten Steuerungseinrichtung bzw. Regelungseinrichtung beaufschlagt. Die Steuerungseinrichtung beaufschlagt die oder steht in Wechselwirkung mit einer weiteren Steuerungseinrichtung für Kupplungen und Bremsen des Antriebsstranges. Eine Wechselwirkung mit weiteren Regelungseinrich-

tungen, insbesondere für die Brennkraftmaschine, ist ebenfalls möglich. In den vorgenannten Steuerungseinrichtungen erfolgt eine Berücksichtigung von Betriebsparametern des Antriebsstranges, fahrerspezifischen Parametern, welche insbesondere durch eine Fahrertyperkennung erfasst werden, sowie Umgebungsparametern.

In Figur 7 ist eine konstruktive Ausgestaltung eines Antriebsstranges 10 mit einem Hybridsatz 13 und einem Teilbereich des Teilgetriebes 11 dargestellt. Der Hybridsatz 13 ist hierbei mit einem Gehäuse gebildet, welches über ein erstes Gehäuseteil 40 sowie ein zweites Gehäuseteil 41 verfügt. Die Motorwelle 15 ragt in einen Innenraum des ersten Gehäuseteiles 40 hinein. Die Motorwelle 15 trägt in dem Endbereich über eine Scheibe 42 den radial außenliegend an dieser befestigten Rotor 34. Rotor 34 und Scheibe 42 sind im dargestellten Halbschnitt L-förmig ausgebildet. Radial außenliegend von dem Rotor 34 ist bei ungefähr vollständiger axialer Überdeckung der Stator 33 angeordnet, welcher sich an einer zylinderförmigen Innenwandung des ersten Getriebeteiles 40 abstützt (vgl. Figur 7 oberhalb der Längsachse 43-43). Demgemäß ist das erste elektrische Antriebsaggregat 31 als Innenläufer ausgebildet. Abweichend kann das erste elektrische Antriebsaggregat 31 als Außenläufer ausgebildet sein (vgl. Figur 7 unterhalb der Längsachse 43-43). Gemäß dieser alternativen Ausgestaltung verfügt die Scheibe 42 im radial außenliegenden Bereich über einen in Richtung der Längsachse 43-43 orientierten U-förmigen Fortsatz 44, wobei ein Seitenschenkel des U-förmigen Fortsatzes 44 im Endbereich mit der Scheibe 42 verbunden ist und der andere Seitenschenkel den Rotor 34 trägt bzw. von dem Rotor 34 gebildet ist. Der Stator 33 ist für diese Ausgestaltungsform innenliegend zwischen den Seitenschenkeln des Fortsatzes 44 angeordnet und stützt sich in axialer Richtung an

einer der Brennkraftmaschine benachbart angeordneten und radial orientierten Wandung des ersten Gehäuseteiles 40 ab.

Mit der Motorwelle 15 ist weiterhin ein im in Figur 7 dargestellten Querschnitt hantelförmiges Innengehäuse 45 verbunden. Das Innengehäuse 45 verfügt über radial innenliegende, zur Längsachse 43-43 koaxiale und auseinander weisende Fortsätze 46, 47, wobei der Fortsatz 46 Aufnahme in der Motorwelle 15 findet und der der Brennkraftmaschine abgewandte Fortsatz 47 eine Lagerstelle des Innengehäuses 45 gegenüber dem ersten Gehäuseteil 40 bildet. Im Innengehäuse 45 sind der Torsionsdämpfer 30 sowie das Kupplungsmodul KM aufgenommen. Das Innengehäuse 45 verfügt über eine Mantelfläche 48, an welcher radial innenliegend die Eingangsseite 49 des zweistufig ausgebildeten Torsionsdämpfers 30 angebunden ist. Eine Ausgangsseite 50 ist drehfest verbunden mit einem Innenlamellenträger 51 des Kupplungsmodules KM, welcher in an sich bekannter Weise zusammenwirkt mit einem Außenlamellenträger 52. Zwischen Innengehäuse 45 und Motorwelle 15 ist vorzugsweise eine sogenannte "Flexplate" angeordnet. Innenlamellenträger 51, Außenlamellenträger 52 und Torsionsdämpfer 30 sind bei gleichen radialen Abmessungen axial hintereinanderliegend derart angeordnet, dass der Torsionsdämpfer 30 auf der der Brennkraftmaschine abgewandten Seite des Kupplungsmodules KM angeordnet ist.

Der Außenlamellenträger 52 ist über eine geeignete Welle-Nabe-Verbindung mit der Eingangswelle E verbunden. Vorzugsweise stützt sich die Eingangswelle radial innenliegend an der Motorwelle 15 bzw. dem Innengehäuse 45 ab. Torsionsdämpfer 30, Kupplungsmodul KM, ein Teil der Eingangswelle E, die Welle-Nabe-Verbindung und das Innengehäuse 45 sind radial innenliegend von Rotor 34 und Stator 33 angeordnet. Auf der der Brennkraftmaschine abgewandten Seite des Innengehäuses 45



steht die Eingangswelle in Antriebsverbindung mit einer mechanischen Pumpe 53. Die mechanische Pumpe 53 stützt sich hierbei gegenüber dem ersten Gehäuseteil 40 ab. Vorzugsweise ist die mechanische Pumpe 53 (zumindest teilweise) radial innenliegend von Rotor 34 und Stator 33 bzw. dem Innengehäuse 45 oder dem Torsionsdämpfer 30 aus Bauraumgründen angeordnet.

Auf der der Brennkraftmaschine abgewandten Seite ist das erste Gehäuseteil 40 mit dem zweiten Gehäuseteil 41 verbunden, insbesondere unter Abdichtung verschraubt. Die Eingangswelle E durchsetzt ausgehend vom Innenraum des ersten Gehäuseteiles 40 das zweite Gehäuseteil 41 bis in den Innenraum des Teilgetriebes 11. Die Eingangswelle E ist umgeben von der als Hohlwelle ausgebildeten Zwischenwelle 37. Die Zwischenwelle 37 trägt über einen fest mit dieser verbundenen radialen scheibenförmigen Tragkörper 54 den Rotor 36 des zweiten elektrischen Antriebsaggregates 32. Das zweite elektrische Antriebsaggregat 32 ist hierbei entsprechend dem ersten elektrischen Antriebsaggregat 31 als Innenläufer bzw. als Außenläufer ausgebildet, vgl. die entsprechenden Darstellungen in Figur 7 oberhalb bzw. unterhalb der Achse 43-43.

Die Zwischenwelle 37 verfügt auf der dem Tragkörper 54 abgewandten Seite über eine Querschnittserweiterung, welche einen zylinderförmigen Innenlamellenträger 55 bildet. Der Innenlamellenträger 55 trägt sowohl Innenlamellen der Kupplung KE als auch Innenlamellen der Kupplung KG. Die Kupplungen KE, KG sind bei vergleichbarer radialer Bauweise axial eng benachbart zueinander angeordnet. Für die Kupplung KE wirken die dem Innenlamellenträger 55 zugeordneten Innenlamellen zusammen mit entsprechenden Außenlamellen, welche gegenüber einem Außenlamellenträger 56 drehfest gelagert sind. Der Außenlamellenträger 56 ist drehfest, insbesondere über eine geeignete Welle-Nabe-Verbindung, mit der Eingangswelle E verbunden.

Das zweite Gehäuseteil 41 bildet mit einem inneren Ansatz ein hohlzylinderförmiges gehäusefestes Innengehäuse 57, welches von der Eingangswelle E und der Zwischenwelle 37 durchsetzt ist. Die äußere Mantelfläche des Innengehäuses 57 dient vorzugsweise der Lagerung des Rotors 36 bzw. der Abstützung des Stators 35. Die Kupplungen KE, KG, das Innengehäuse 57, die Lamellenträger 55, 56 sind vorzugsweise radial innenliegend von dem zweiten elektrischen Antriebsaggregat 32 angeordnet.

10 Zwischen dem Tragkörper 54 und der mechanischen Pumpe 53 liegend steht über eine weitere als Hohlwelle ausgebildete Zwischenwelle 58 ein Ölpumpenmotor 60 mit einer Pumpe 59 in Antriebsverbindung. Der Ölpumpenmotor 60 ist im Wesentlichen radial innenliegend vom zweiten elektrischen Antriebsaggregat 15 32 angeordnet und gegenüber einer Stirnwand des ersten Gehäuseteils 40 abgestützt. Die Pumpe 59 stützt sich gegenüber selbiger Stirnwand des zweiten Gehäuseteiles 41 bzw. einem Einsatz in dieses ab. Die Zwischenwelle 58 ist radial innenliegend auf der Zwischenwelle 37 oder radial außenliegend gegenüber dem Gehäuseteil 40 gelagert. Über den Ölpumpenmotor 20 60 kann ein Hydraulikdruck unabhängig von dem Betrieb oder einer Drehzahl der Brennkraftmaschine oder der Eingangswelle E aufgebaut werden. Beispielsweise kann auf diese Weise erstmalig ein Druck zum Schließen der Kupplung KM aufgebracht werden. Vorzugsweise sind die beiden Pumpen 53, 59 unterschiedlich ausgelegt, so dass beispielsweise die Pumpe 53 einer Grundversorgung dient, während die Pumpe 59 der Gewährleistung von von der Grundversorgung abweichenden Anforderungen dient.

30

Die Außenlamellen der Kupplung KG wirken zusammen mit Innenlamellen, welche drehfest mit einer Hohlwelle 70 verbunden sind. Ausgehend von der Kupplung KG durchsetzt die Hohlwelle 70 das zweite Gehäuseteil 41 in Richtung des Teilgetriebes

11. Die Hohlwelle 70 ist in dem der Kupplung KG gegenüberliegenden Endbereich antriebsfest mit dem Sonnenrad SE verbunden. Darüber hinaus steht die Hohlwelle 70 entsprechend den Ausführungen zu Figur 5 in Wirkverbindung mit der Bremse B1 sowie der Kupplung K1. Im Übrigen entsprechen die weiteren Bauelemente des Teilgetriebes 11 der in Figur 5 dargestellten und in der zugeordneten Beschreibung beschriebenen Ausgestaltung.

## 10 Betriebszustände

### a) Stillstand des Fahrzeuges

Für einen Zustand "Aus" befindet sich der Wählhebel in der Stellung "N" oder "P". Für abgeschaltete Brennkraftmaschine und deaktivierte elektrische Antriebsaggregate 31, 32 befinden sich KM, KE, KG, K1, B1, B3 in nicht aktiviertem Zustand.

Für einen Warmstart der Brennkraftmaschine erfolgt ein Anschleppen derselben über das erste elektrische Antriebsaggregat 31, welches in diesem Falle eine Leistung abgibt. Die Drehzahl der Brennkraftmaschine beträgt zwischen Null und Leerlaufdrehzahl. Der Wählhebel befindet sich in der Stellung "N" oder "P". Die Kupplungen und Bremsen KM, KE, KG, K1, B1, B3 befinden sich in nicht aktiviertem Zustand.

Für einen Kaltstart der Brennkraftmaschine erfolgt ein Anschleppen derselben über eine Kombination der elektrischen Antriebsaggregate 31, 32, wobei die elektrischen Antriebsaggregate 31, 32 eine Leistung abgeben. Die Drehzahl der Brennkraftmaschine und damit des zweiten elektrischen Antriebsaggregates 32 liegt zwischen Null und der Leerlaufdrehzahl. Für diesen Betriebszustand sind die Kupplungen KM, KE geschlossen, während Kupplungen und Bremsen KG, K1, B1 und B3 nicht

aktiviert sind. In diesem Fall läuft die Pumpe 59 mit einer Drehzahl größer Null.

5 Für einen Extremstart der Brennkraftmaschine erfolgt eine Be-  
aufschlagung der Brennkraftmaschine durch beide elektrischen  
Antriebsaggregate 31, 32, wobei in diesem Fall das Summenge-  
triebe TE derart zwischengeschaltet ist, dass das Abtriebsmo-  
ment des zweiten elektrischen Antriebsaggregates 32 in Rich-  
10 tung der Brennkraftmaschine vergrößert ist. Das zweite elekt-  
rische Antriebsaggregat 32 wird für diesen Betriebszustand  
mit der doppelten Drehzahl der Brennkraftmaschine betrieben.  
Ein derartiger Extremstart erfolgt in der Wählhebelstellung  
"P", wobei die Kupplungen und Bremsen KM, KG, K3 und B2 ge-  
schlossen sind, während Kupplungen und Bremsen KE, K1, B1, B3  
15 deaktiviert sind. Auch in diesem Fall wird die Pumpe 59 mit  
einer Drehzahl größer Null betrieben.

**b) Konventioneller Betrieb ausschließlich mit Brennkraftma-  
schine**

20

Für ein stehendes Fahrzeug und Wählhebelstellung "N" sind die  
Kupplungen und Bremsen KM, KE, KG, K1, B1, B3 deaktiviert,  
während die Pumpe 59 mit einer Drehzahl größer Null betrieben  
wird.

25

In diesem Zustand kann eine Warmlaufunterstützung erfolgen,  
für den Fall, dass das erste elektrische Antriebsaggregat 31  
derart bestromt wird, dass dieses ein unterstützendes Moment  
liefert.

30

Für ein stehendes Fahrzeug und Wählhebelstellung "D" wird ab-  
weichend zum vergleichbaren Zustand in "N" die Bremse B3 ak-  
tiviert. Ebenfalls in diesem Zustand ist eine Warmlaufunter-

stützung durch Bestromung des ersten elektrischen Antriebsaggregates 31 möglich.

Ist eine Start-Stop-Funktion vorgesehen, so kann bei stehendem Fahrzeug und Wählhebelstellung "D" mit Vorwahl des ersten Ganges ohne Beaufschlagung der elektrischen Antriebsaggregate 31, 32 bei aktivierter Bremse B3 und deaktivierten Bremsen und Kupplungen KM, KE, KG, K1, B1 die Pumpe 59 mit einer Drehzahl größer Null mit einem Druck von 2,5 Bar betrieben werden.

Für ein Anfahren sowie die Gangstufen 2 bis 7 und ein Fahren in den Rückwärtsgängen R1 bis R3 kann durch geeignete Bestromung des elektrischen Antriebsaggregates 31 ein ergänzendes Moment geliefert werden oder aber in einem Generatorbetrieb des elektrischen Antriebsaggregates 31 Energie rückgewonnen werden. Dieses erfolgt insbesondere während eines normalen Fahrbetriebes oder während einer Bremsphase des Kraftfahrzeuges. In den vorgenannten Fahrzuständen befindet sich der Wählhebel in den Stellungen "D" bzw. "R", während das zweite elektrische Antriebsaggregat 32 deaktiviert ist. Die Kupplung KM ist aktiviert, während die Kupplungen KE, KG deaktiviert sind. Die Stellung der Kupplungen und Bremsen K1, B1, B3 ergibt sich aus den Ausführungen zur Schaltung des Teilgetriebes 11 zur Realisierung der einzelnen Gangstufen, s.o.

Bei geöffneten Kupplungen KE, KG können die Schleppverluste des zweiten elektrischen Antriebsaggregates 32 gering gehalten werden, da dieses lediglich mit dem Antriebsstrang gekoppelt wird, wenn dies unbedingt erforderlich ist.



**c) Dualer Betrieb der Brennkraftmaschine mit dem zweiten elektrischen Antriebsaggregat**

Für stehendes Fahrzeug mit der Wählhebelstellung "N" läuft  
5 die Brennkraftmaschine mit Leerlaufdrehzahl, während die  
Kupplungen und Bremsen KM, KE, KG, K1, B1, B3 deaktiviert  
sind.

10 Für ein Anfahren sowie ein Fahren in den Gangstufen 2 bis 7  
und Rückwärtsgängen R1 bis R3 entspricht die Drehzahl des  
zweiten elektrischen Antriebsaggregates 32 der Drehzahl der  
Eingangswelle E. Über das erste und zweite elektrische An-  
triebsaggregat 31, 32 kann ein zusätzliches Moment einge-  
speist werden. Alternativ kann ein elektrisches Antriebsag-  
15 gregat 31, 32 oder beide Antriebsaggregate im Generatorbe-  
trieb zur Rückgewinnung von Energie betrieben werden. Für  
sämtliche vorgenannte Gangstufen sind die Kupplungen KM, KE  
aktiviert, während die Kupplung KG deaktiviert ist. Der Zu-  
stand der Kupplungen und Bremsen K1, B1, B3 ergibt sich aus  
20 der Betriebsweise des Teilgetriebes 11, s.o.

**d) Dualer Betrieb der Brennkraftmaschine mit dem zweiten elektrischen Antriebsaggregat einschließlich der Gewährleistung einer Geared-Neutral-Funktion**

25

In diesem Zustand ist ein Stillstand des Fahrzeuges infolge  
einer Geared-Neutral-Funktion gewährleistet. In diesem Zu-  
stand wird die Brennkraftmaschine mit einer Drehzahl größer  
oder gleich der Leerlaufdrehzahl betrieben. Das elektrische  
30 Antriebsaggregat 31 kann dann ein positives oder negatives  
Abtriebsmoment liefern. In diesem Zustand rotiert die Dreh-  
zahl des zweiten elektrischen Antriebsaggregates 32 mit einer  
dem Geared-Neutral-Punkt entsprechenden Drehzahl. Das Ab-  
triebsmoment des zweiten elektrischen Antriebsaggregates

steht in einem festen , von den geometrischen Verhältnissen des Planetensatzes 10 vorbestimmten Verhältnis zum Moment, das auf der Eingangswelle E von der Brennkraftmaschine und dem ersten elektrischen Antriebsaggregat 31 über das Hohlrad  
5 HE in den Planetensatz eingeleitet wird. Während die Kupplungen KM und KG aktiviert sind, sind die Kupplungen und Bremsen KE, K1, B1, B3 deaktiviert. Die für den Geared-Neutral-Punkt erforderliche Drehzahl des zweiten elektrischen Antriebsaggregates 32 ergibt sich aus dem Verhältnis des Durchmessers  
10 des Sonnenrades SE zum Durchmesser des Hohlrades HE.

Bei unveränderter Stellung der Kupplungen und Bremsen ergibt sich eine Vorwärts- oder Rückwärtsfahrt für eine Verringerung bzw. Vergrößerung der Drehzahl des zweiten elektrischen Antriebsaggregates.  
15

Das sich dadurch ergebende Drehzahl- und Drehmomentpotenzial am Abtrieb des Getriebes kann durch Einlegen der Bremse BR qualitativ invertiert werden, wodurch sich höhere Drehmomente  
20 bei negativen Fahrgeschwindigkeiten ergeben. In die Drehzahl- und Drehmomentgenerierung geht dann der Rückwärtsgang mit seinem Übersetzungsverhältnis als Konstante mit ein.

#### **e) Elektrisches Fahren**

25

Für deaktivierte Brennkraftmaschine sowie deaktiviertes erstes elektrisches Antriebsaggregat 31 kann ein Betrieb des Antriebsstranges lediglich mittels des zweiten elektrischen Antriebsaggregates 32 erfolgen.

30

Für stehendes Fahrzeug mit Wählhebelstellung "N" sind die Kupplungen KM, KG, K1, B1, B3 deaktiviert, während die Kupplung KE aktiviert oder deaktiviert ist.

Ein Anfahren sowie ein Fahren in den Gangstufen 2 bis 7 sowie Rückwärtsgangstufen R1 bis R3 erfolgt durch geeignete Bestromung des zweiten elektrischen Antriebsaggregates, wobei dieses entweder ein Antriebsmoment liefert oder im Generatorbetrieb eine Leistung in eine Batterie einspeist. Für diese Fahrzustände befindet sich der Wählhebel in den Stellungen "D" bzw. "R", während die Kupplungen KM, KG deaktiviert sind und die Kupplung KE aktiviert ist. Die Stellung der Kupplung K1 und der Bremsen B1, B3 ergibt sich aus den Schaltzuständen des Teilgetriebes 11 in den jeweiligen Gangstufen, s.o.

Mittels der vorgenannten unterschiedlichen Betriebszustände des Antriebsstranges 10 können auf verschiedene Weise gleiche oder vergleichbare Fahrzustände des Kraftfahrzeuges erzielt werden. Eine Auswahl eines geeigneten Betriebszustandes für einen gewünschten Fahrzustand erfolgt beispielsweise anhand eines Kennfeldes, welches beispielsweise Wirkungsgrade, Leistungsbilanzen, erzielbare Beschleunigungswerte o. Ä. beinhaltet. Eine Auswahl eines geeigneten Betriebszustandes kann beispielsweise nach einer a-priori vorgegebenen Betriebsstrategie erfolgen. Alternativ oder zusätzlich können einzelne Betriebsgrößen des Antriebsstranges, wie Betriebstemperaturen von Antriebsaggregaten 31, 32 oder Kupplungen und Bremsen überwacht werden, so dass bei Überschreiten eines Grenzwertes einer Betriebstemperatur eine Kupplung durch Wechsel eines Betriebszustandes des Antriebsstranges deaktiviert werden kann, so dass diese oder ein zugeordnetes Antriebsaggregat entlastet wird. Alternativ oder zusätzlich kann bei der Auswahl des Betriebszustandes der Ladezustand einer der Bestromung der Antriebsaggregate 31, 32 dienenden Batterie berücksichtigt werden.

Der dargestellte Antriebsstrang 10 ermöglicht einen hybriden Betrieb mit zusätzlich zum hybriden Betrieb vorliegenden sie-

- ben Vorwärtsgängen und drei möglichen Rückwärtsgängen, unter Gewährleistung hoher übertragbarer Abtriebsmomente. Bei der Kupplung KM kann es sich um eine trockene oder nasse Kupplung mit voller Anfahrunktionalität handeln. Alternativ kann die
- 5 Kupplung KM durch die erfindungsgemäße Ausgestaltung geringer dimensioniert werden, da für die unterschiedlichen, möglichen Anfahr-Betriebszustände und die elektrische Unterstützung des Antriebsstranges hinter der Kupplung KM die Kupplung KM (zu-
- 10 mindest zeitweise) geringeren Beanspruchungen ausgesetzt ist. Kommt es zu einer Überlastung der Kupplung KM, so kann durch ein Anfahren ohne diese Kupplung KM eine Entlastung erfolgen. Bei einem gleichzeitigen Betrieb des zweiten elektrischen An-
- 15 triebssaggregates 32 und der Brennkraftmaschine ist eine stufenlose Übersetzung zum Abtriebsselement VE für die Gangstufen 1 bis 3 gewährleistet. In anderen Betriebszuständen ist das zweite elektrische Antriebsaggregat 32 gezielt abkuppelbar, so dass eine unnötige Schleppleistung minimiert oder vermieden werden kann.
- 20 Bei dem zweiten elektrischen Antriebsaggregat 32 handelt es sich vorzugsweise um einen Hochmoment-Langsamläufer, während das erste elektrische Antriebsaggregat ein verhältnismäßig niedriges Moment bei hohen Drehzahlen liefert
- 25 Der Antriebsstrang 10 verfügt, insbesondere für einen Betrieb des zweiten elektrischen Antriebsaggregates 32, über zwei unterschiedliche Leistungszweige, welche für unterschiedliche Schaltzustände der Kupplungen KE, KG unterschiedlich sind:
- 30 Für geschlossene Kupplung KE verläuft der erste Leistungszweig mit dem Moment der Brennkraftmaschine über die Motorwelle 15 und den Torsionsdämpfer 30 sowie die Kupplung KM, ggf. unter Leistungsaustausch mit dem ersten elektrischen Antriebsaggregat 31. Der zweite Leistungszweig verläuft über

das zweite elektrische Antriebsaggregat 32, den Tragkörper 54 und die Zwischenwelle 37. In der ersten Betriebsstellung erfolgt eine Vereinigung der beiden Leistungszweige über die Kupplung KE, so dass sich die Beaufschlagung der im Kraftfluss nachgeschalteten Eingangswelle E aus der Überlagerung der Antriebsmomente des ersten und des zweiten Leistungszweiges ergibt. Infolge der geschlossenen Kupplung KE sind die Drehzahlen von Eingangswelle E, Zwischenwelle 37, Tragkörper 54, Kupplung KM, ggf. erstem elektrischen Antriebsaggregat 31, Motorwelle 15 und der Brennkraftmaschine identisch.

In einer zweiten Betriebsstellung verläuft der erste Leistungszweig von der Brennkraftmaschine über die Motorwelle, den Torsionsdämpfer 30, die Kupplung KM, die Eingangswelle E, ggf. unter Leistungsaustausch mit dem ersten elektrischen Antriebsaggregat 31, während der zweite Leistungszweig von dem zweiten elektrischen Antriebsaggregat 32 über den Tragkörper 54, die Zwischenwelle 37, die Kupplung KG läuft. Eine Überlagerung der beiden Leistungszweige erfolgt im Teilgetriebe TE, nämlich dem mit einem Planetensatz mit einem Doppelplaneten ausgebildeten Summengetriebe, bei welchem das Hohlrad HE mit dem ersten Leistungszweig und das Sonnenrad SE mit dem zweiten Leistungszweig antriebsfest gekoppelt ist. Infolge der Vereinigung durch das Summengetriebe können der erste Leistungszweig und der zweite Leistungszweig mit unterschiedlichen Drehzahlen betrieben werden.

Besonders vorteilhaft kann die erfindungsgemäße Ausgestaltung zur Erzielung einer Modulbauweise für Antriebsstränge unterschiedlicher Bauart Einsatz finden:

Demgemäß beinhaltet eine erste Teilgruppe von Antriebssträngen Merkmale entsprechend der Ausführungsform nach Figur 5, während eine zweite Teilgruppe von Antriebssträngen Merkmale



gemäß dem Antriebsstrang nach Figur 1 beinhaltet. Alternativ oder zusätzlich kann eine Teilgruppe entsprechend Merkmalen der Figur 6 und/oder eine Teilgruppe entsprechend Merkmalen der Figur 4 gestaltet sein. Für eine derartige Ausgestaltung ergibt sich eine identische Gestaltung für das Teilgetriebe 11 abtriebsseitig von der imaginären Trennebene 80-80. Lediglich die Schnittstelle des Summengetriebes bzw. Teilgetriebes TE zur Trennebene 80-80 ist für die Teilgruppen unterschiedlich zu gestalten. Während gemäß Figur 1 das Sonnenrad SE lediglich mit der Bremse B1 und der Kupplung K1 verbunden ist und somit keine Schnittstelle zur Trennebene 80-80 hat, ist die Hohlwelle 70 für die Ausgestaltung gemäß Figur 5 aus der Trennebene 80-80 zur Anbindung der Kupplung KG hinauszuführen. Andererseits ist gemäß Figur 1 der Steg PTE über einen Freilauf F1 gehäusefest anzubinden, während gemäß Figur 5 eine gehäusefeste Anbindung des Steges PTE nicht notwendig ist.

Für eine Realisierung des Hybridsatzes 13 kann ein ohnehin vorhandener Planetensatz des Teilgetriebes 11 Einsatz finden, nämlich das Teilgetriebe TE. Besonders vorteilhaft ist es, wenn die axiale Baulänge des Hybridsatzes 13 ungefähr der axialen Baulänge des Drehmomentwandlers 12 entspricht, so dass die Antriebsstränge unterschiedlicher Teilgruppen in gleichen Einbauräumen eingesetzt sein können. Alternativ verfügt das zweite Gehäuseteil 41 ungefähr über die axiale Baulänge des Drehmomentwandlers 12.

Vorzugsweise existiert eine dritte Teilgruppe von Antriebssträngen, bei welchen anstelle des Hybridsatzes 13 eine (trockene oder nasse) Anfahrkupplung eingesetzt ist. Die vorgenannte Anfahrkupplung bzw. der Drehmomentwandler 12 sind insbesondere in den Bereichen bzw. radial innenliegend von Bereichen angeordnet, in denen für die erste Teilgruppe das

erste und/oder zweite elektrische Antriebsaggregat 31, 32 angeordnet ist.

DaimlerChrysler AG

Dr. N. Hinrichs

16.04.2003

Patentansprüche

1. Antriebsstrang mit einer Brennkraftmaschine und zwei elektrischen Antriebsaggregaten (31, 32), bei welchem zwischen einer Abtriebswelle der Brennkraftmaschine (Motorwelle 15) und einem Abtriebselement (VE)
- zumindest in Teilbetriebsbereichen ein das Antriebsmoment der Brennkraftmaschine führender erster Leistungszweig sowie ein zweiter Leistungszweig vorgesehen sind,
  - 10 - das erste elektrische Antriebsaggregat (31) in Teilbetriebsbereichen in Leistungsaustausch mit dem ersten Leistungszweig steht,
  - das zweite elektrische Antriebsaggregat (32) in Teilbetriebsbereichen in Leistungsaustausch mit dem zweiten
  - 15 Leistungszweig steht und
  - ein Summengetriebe (TE) vorgesehen ist, mittels welchem eine Übergabe der Leistung des ersten Leistungszweiges und/oder des zweiten Leistungszweiges an das Abtriebselement (VE) erfolgt,
  - 20 d a d u r c h g e k e n n z e i c h n e t , d a s s die Leistungszweige
  - in einer ersten Betriebsstellung unmittelbar miteinander koppelbar sind, so dass die Leistungszweige gemeinsam mit einem Getriebeglied (HE) des Summengetriebes
  - 25 (TE) in Antriebsverbindung stehen, und
  - in einer zweiten Betriebsstellung über das Summengetriebe (TE) miteinander koppelbar sind, wobei die Leistungszweige mit zwei Getriebegliedern (HE, SE) des Summengetriebes (TE) in Antriebsverbindung stehen.

2. Antriebsstrang nach Anspruch 1,

dadurch gekennzeichnet, dass Kupplungen (KE, KG) vorgesehen sind, mittels welcher das zweite elektrische Antriebsaggregat (EM2) wahlweise

- 5 - in einer ersten Betriebsstellung (KE=X, KG=0) mit einem das Antriebsmoment der Brennkraftmaschine führenden Getriebeelement (Eingangswelle E),
- in einer zweiten Betriebsstellung (KE=0, KG=X) mit dem Summengetriebe (TE)

10 in Antriebsverbindung bringbar ist.

3. Antriebsstrang nach Anspruch 2,

dadurch gekennzeichnet, dass das das Antriebsmoment der Brennkraftmaschine und ggf. das

15 Antriebsmoment des zweiten elektrischen Antriebsaggregates führende Getriebeelement (Eingangswelle E) mit einem Hohlrad (HE) des Summengetriebes (TE) antriebsmäßig verbunden ist.

4. Antriebsstrang nach einem der Ansprüche 1 bis 3,

20 dadurch gekennzeichnet, dass in der zweiten Betriebsstellung (KE=0, KG=X) das zweite elektrische Antriebsaggregat (32) mit einem Sonnenrad (SE) des Summengetriebes (TE) verbunden ist.

25 5. Antriebsstrang nach Anspruch 4,

dadurch gekennzeichnet, dass das Summengetriebe (TE) über einen Doppelplaneten (PE) verfügt, welcher mit dem Hohlrad (HE) sowie einem zweiten Hohlrad (NHE) in Antriebsverbindung steht.

30

6. Antriebsstrang nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass das Sonnenrad (SE) mit einer Bremse (B1) gehäusefest anbindbar ist.

7. Antriebsstrang nach einem der vorhergehenden Ansprüche,  
dadurch gekennzeichnet, dass  
das Hohlrad (NHE) mit einer Bremse (BN) gehäusefest anbindbar  
5 ist.

8. Antriebsstrang nach einem der vorhergehenden Ansprüche,  
dadurch gekennzeichnet, dass  
das Hohlrad (NHE) mit einer Kupplung (K1) mit dem Sonnenrad  
10 (SE) verbindbar ist.

9. Antriebsstrang nach einem der vorhergehenden Ansprüche,  
dadurch gekennzeichnet, dass  
der Steg (PTE) des Summengetriebes (TE) mit dem Abtriebsele-  
15 ment (VE) antriebsfest verbunden ist.

10. Antriebsstrang nach einem der vorhergehenden Ansprüche,  
dadurch gekennzeichnet, dass  
das Abtriebselement (VE) ein Eingangsglied eines nachgeschal-  
20 teten Teilgetriebes (TA, TU) ist.

11. Antriebsstrang nach Anspruch 9,  
dadurch gekennzeichnet, dass  
neben dem Steg (PTE) ein Abtrieb über das Hohlrad (HE) er-  
25 folgt.

12. Antriebsstrang nach einem der Ansprüche 1 bis 11,  
dadurch gekennzeichnet, dass  
das zweite elektrische Antriebsaggregat (32) in Teilbetriebs-  
30 bereichen vom Kraftfluss abkoppelbar ist.

13. Verfahren zum Betrieb eines Antriebsstranges nach einem  
der Ansprüche 1 bis 12,



wobei nach Maßgabe der Betriebsbedingungen des Antriebsstranges (10)

- ein Start der Brennkraftmaschine bei abgeschaltetem zweitem elektrischen Antriebsaggregat (32) und geöffneter Kupplungen (KE, KG, KM) durch Beaufschlagung der Brennkraftmaschine mit dem Abtriebsmoment des ersten elektrischen Antriebsaggregates (31) erfolgt,
- ein Start der Brennkraftmaschine bei geschlossenen Kupplungen (KE, KM) durch Beaufschlagung der Brennkraftmaschine mit dem Abtriebsmoment des ersten elektrischen Antriebsaggregates (31) sowie des zweiten elektrischen Antriebsaggregates (32) erfolgt.

14. Verfahren nach Anspruch 13,

- dadurch gekennzeichnet, dass nach Maßgabe der Betriebsbedingungen ein Start der Brennkraftmaschine bei geschlossenen Kupplungen (KM, KG) durch Beaufschlagung der Brennkraftmaschine mit dem Antriebsmoment des ersten elektrischen Antriebsaggregates (31) sowie des zweiten elektrischen Antriebsaggregates (32) unter Zwischenschaltung des Summengetriebes (TE) erfolgt.

15. Verfahren zum Betrieb eines Antriebsstranges (10) nach einem der Ansprüche 1 bis 12, insbesondere gemäß Anspruch 13

oder 14,

- dadurch gekennzeichnet, dass während eines Fahrbetriebes nach Maßgabe der Betriebsbedingungen in Teilbetriebsbereichen ein Antrieb über die Brennkraftmaschine, das erste elektrische Antriebsaggregat (31) und/oder das zweite elektrische Antriebsaggregat (32) erfolgt.

16. Verfahren nach Anspruch 15,

dadurch gekennzeichnet, dass

in Teilbetriebsbereichen ein Antrieb ausschließlich über die Brennkraftmaschine erfolgt.

17. Verfahren nach Anspruch 15 oder 16,

5    d a d u r c h   g e k e n n z e i c h n e t,   d a s s  
in Teilbetriebsbereichen ein Antrieb über die Brennkraftmaschine unter Rückspeisung von Energie über das zweite elektrische Antriebsaggregat (32) in eine Batterie erfolgt.

10    18. Verfahren nach einem der Ansprüche 15 bis 17,

15    d a d u r c h   g e k e n n z e i c h n e t,   d a s s  
in Teilbetriebsbereichen ein Antrieb über die Brennkraftmaschine und ein elektrisches Antriebsaggregat (31; 32) erfolgt, wobei dieses elektrische Antriebsaggregat (31; 32) zumindest teilweise von dem im Generatorbetrieb eingesetzten anderen elektrischen Antriebsaggregat (32; 31) gespeist ist.

19. Gruppe von Antriebssträngen, welche jeweils über ein dem Abtriebselement (VE) nachgeschaltetes Teilgetriebe (TA, TU)

20    verfügen, mit

- einer ersten Teilgruppe von Antriebssträngen (Fig. 5; Fig. 6; Fig. 7),
- welche eine Brennkraftmaschine und zwei elektrische Antriebsaggregate (31, 32) aufweisen und
- 25    -    bei welchen zwischen einer Abtriebswelle der Brennkraftmaschine (Motorwelle 15) und einem Abtriebselement (VE) ein das Antriebsmoment der Brennkraftmaschine führender erster Leistungszweig sowie ein zweiter Leistungszweig vorgesehen sind,
- 30    -    bei welchen das erste elektrische Antriebsaggregat (31) in Leistungsaustausch mit dem ersten Leistungszweig steht,

- bei welchen das zweite elektrische Antriebsaggregat (32) in Leistungsaustausch mit dem zweiten Leistungszweig steht und
- bei welchen ein Summengetriebe (TE) vorgesehen ist, mittels welchem eine Übergabe der Leistung des ersten Leistungszweiges und/oder des zweiten Leistungszweiges an das Abtriebsselement (VE) erfolgt, insbesondere gemäß einem der Ansprüche 1 bis 10,
- 10 - einer zweiten Teilgruppe von Antriebssträngen (Fig. 1; Fig. 3), für welche zwischen die Brennkraftmaschine und das Abtriebsselement (VE) im Einbaubereich des ersten und/oder zweiten elektrischen Antriebsaggregates (31; 32) ein hydrodynamischer Drehmomentwandler (12) zwischengeschaltet ist.
- 15
- 20. Gruppe von Antriebssträngen nach Anspruch 19, dadurch gekennzeichnet, dass eine dritte Teilgruppe von Antriebssträngen, bei welcher zwischen die Brennkraftmaschine und das Abtriebsselement (VE) im Einbaubereich des ersten und/oder zweiten elektrischen Antriebsaggregates (31; 32) eine Anfahrkupplung zwischengeschaltet ist.
- 20
- 25 21. Gruppe von Antriebssträngen nach Anspruch 19 oder 20, dadurch gekennzeichnet, dass es sich bei dem Summengetriebe (TE) um einen eingangsseitigen Planetensatz des Teilgetriebes (11) handelt.

DaimlerChrysler AG

Dr. N. Hinrichs

16.04.2003

Zusammenfassung

1. Antriebsstrang mit einer Brennkraftmaschine und zwei elektrischen Antriebsaggregaten (Hybridantrieb)

5 2.1 Entsprechend einer bekannten Ausgestaltungsform erfolgt eine Überlagerung eines Antriebsmomentes eines elektrischen Antriebsaggregates mit dem Antriebsmoment einer Brennkraftmaschine über einen Planetensatz, dem das Antriebsmoment der Brennkraftmaschine über das Sonnenrad  
10 zugeführt wird. Die Übergabe des Momentes des elektrischen Antriebsaggregates erfolgt für unterschiedliche Schaltstellungen einer Kupplung durch Beaufschlagung unterschiedlicher Hohlräder des Planetensatzes. Der Erfindung liegt die Aufgabe zugrunde, einen hinsichtlich der  
15 Betriebsbereiche verbesserten Antriebsstrang vorzuschlagen.

20 2.2 Erfindungsgemäß ist das elektrische Antriebsaggregat (32) über eine Kupplung (KE) unmittelbar mit der Eingangswelle (E) koppelbar oder über eine Kupplung (KG) mit einem Sonnenrad (SE) des Summengetriebes (TE) koppelbar. Hierdurch ergeben sich verbesserte Betriebsmöglichkeiten.

25 2.3 Antriebsstrang für ein Kraftfahrzeug

(Figur 7)

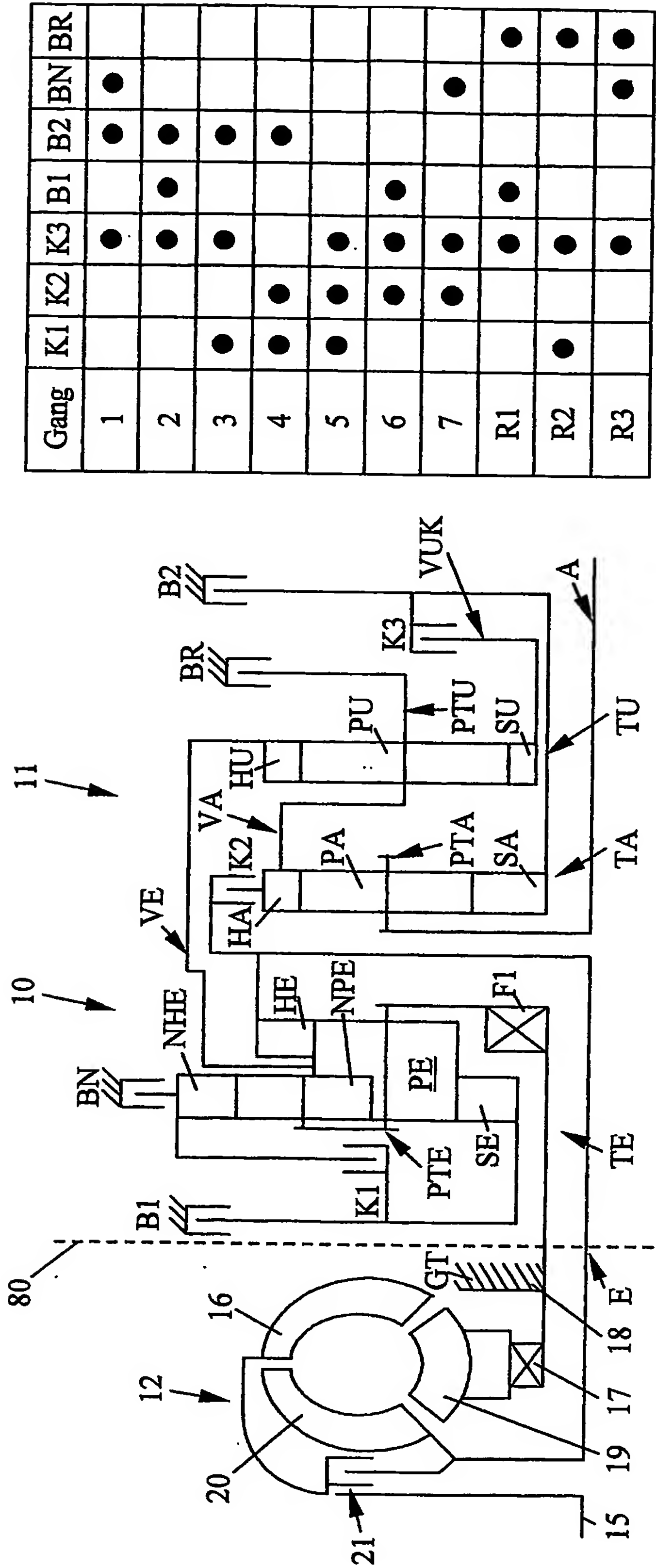
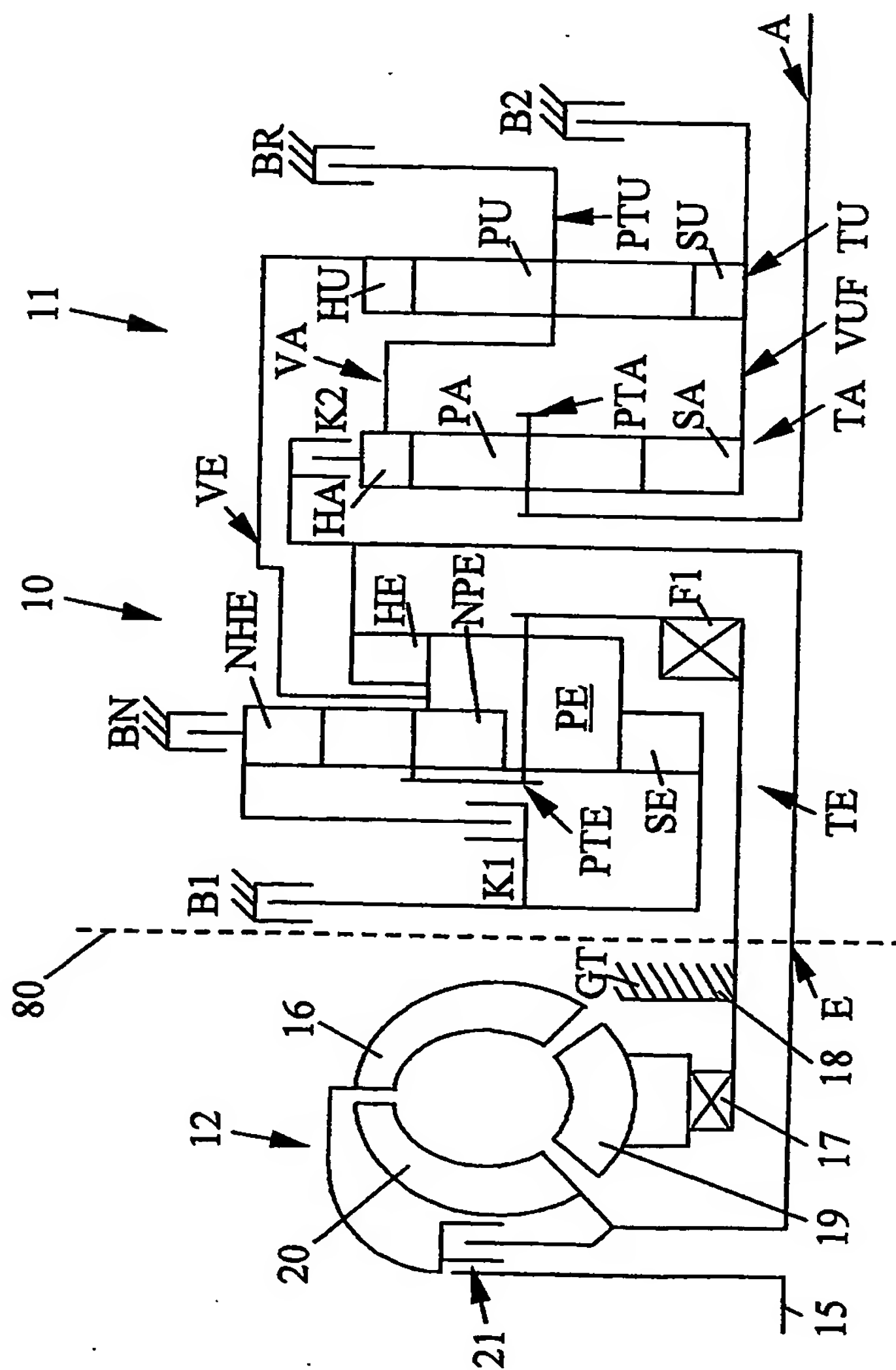


Fig.1

Gang	K1	K2	K3	B1	B2	BN	BR
1			●		●	●	
2			●	●	●		
3	●		●		●		
4	●	●			●		
5	●	●	●				
6		●	●	●			
7		●	●			●	
R1			●	●			●
R2	●		●				●
R3			●			●	●

Fig.2





Gang	K1	K2	B1	B2	BN	BR
1				●	●	
2			●	●		
3	●			●		
4		●		●		
5	●	●				
6		●	●			
7		●			●	
R1			●			●
R2	●					●
R3					●	●

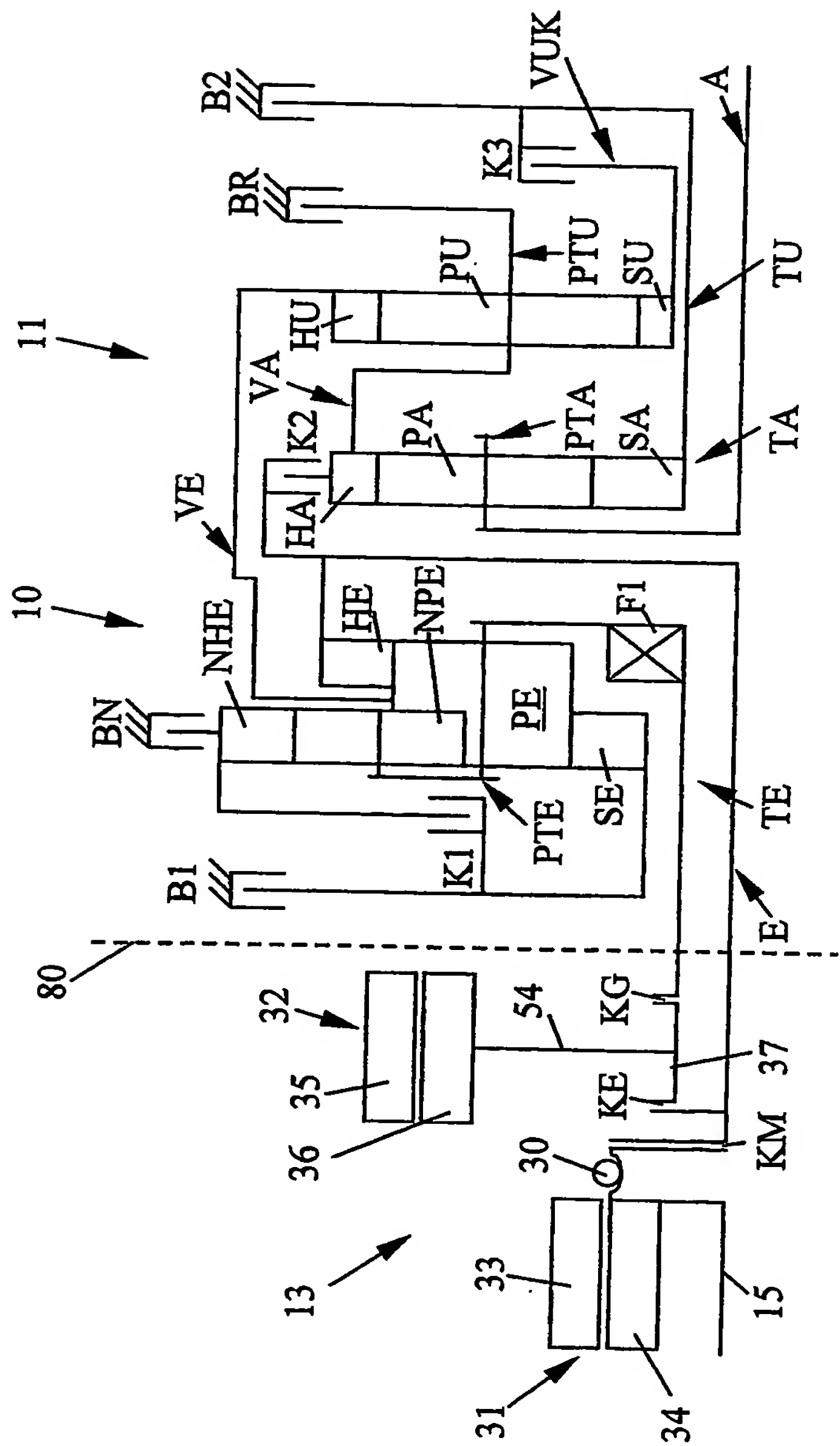
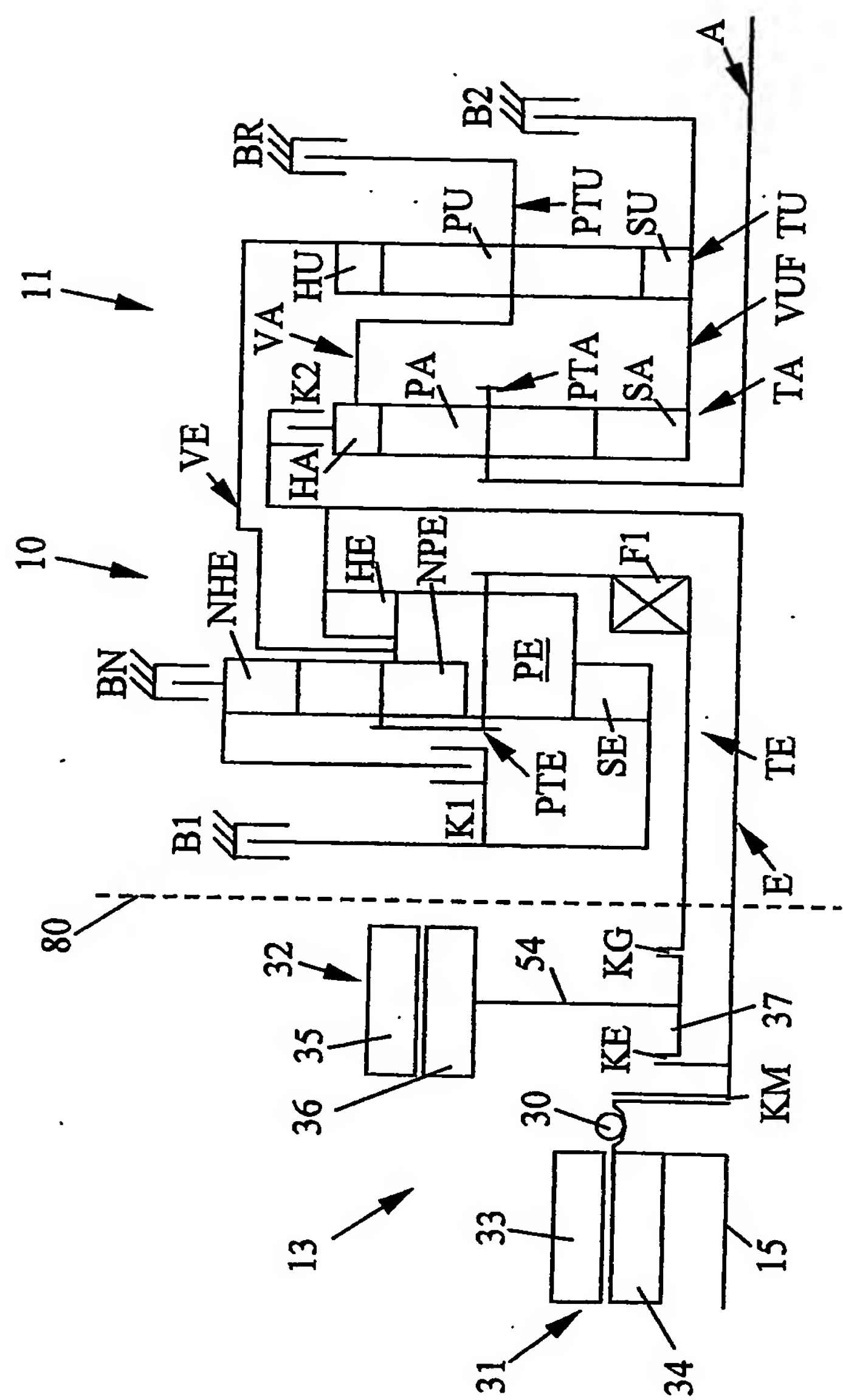
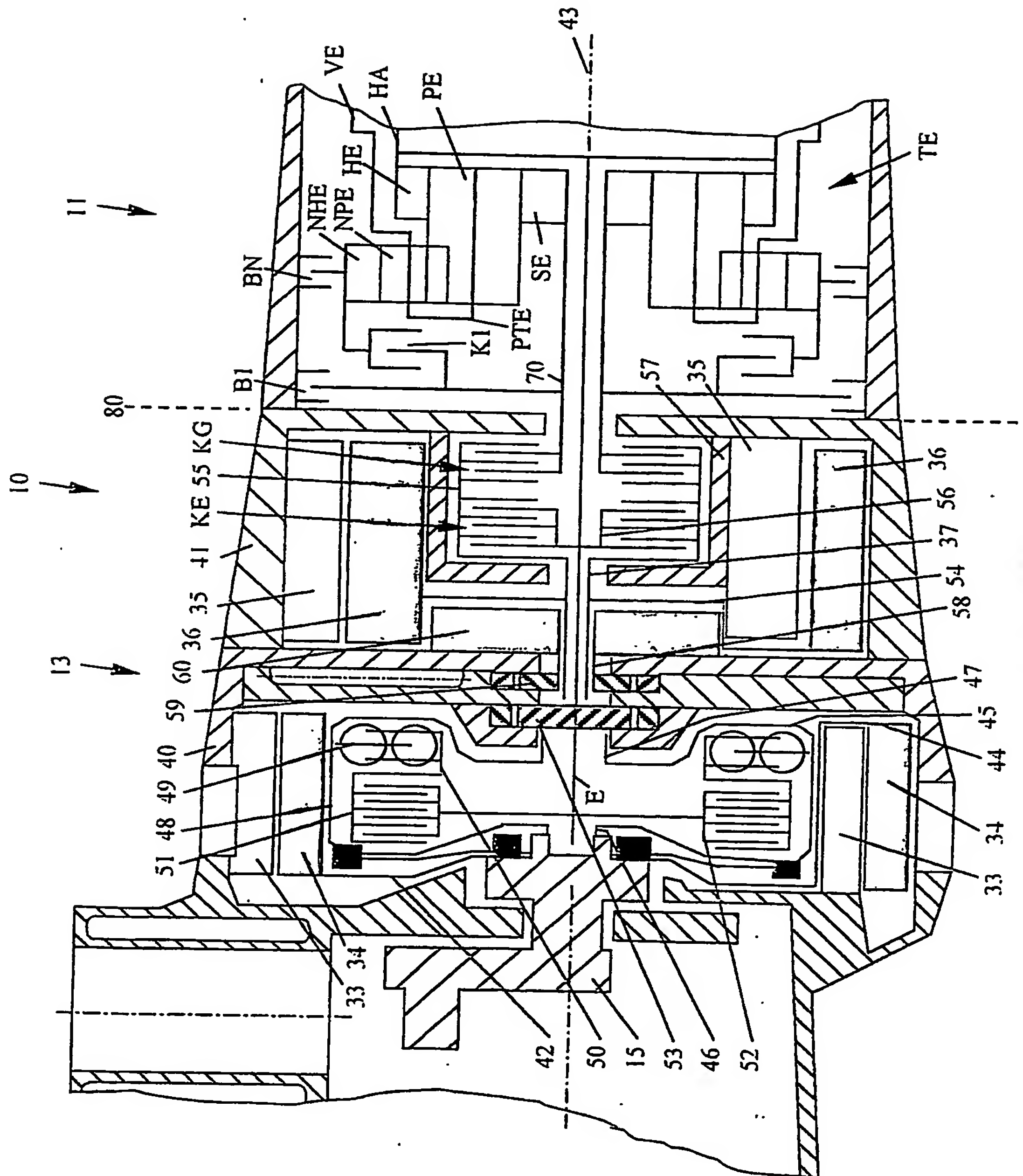


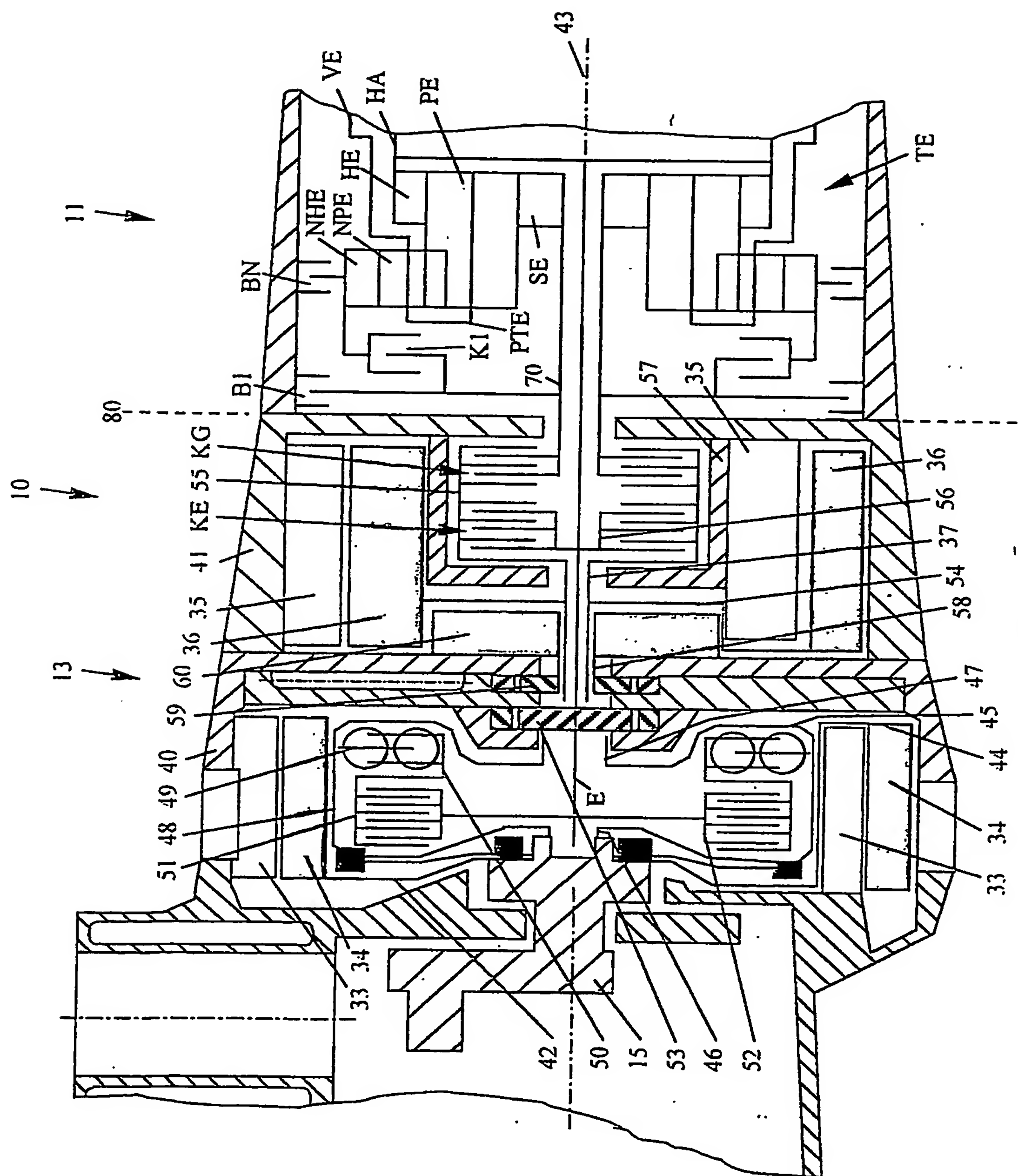
Fig.5



**Fig.6**



**Fig. 7**



**Fig.7**